### 19 日本園特許庁(JP) ①実用新案出願公告

## ⑫ 実用新案公報 (Y 2) 昭57-24997

f)Int.Cl.3 F 16 G 5/04

識別記号

庁内整理番号

❷❸公告 昭和 57 年(1982) 5月 31 日

2125 - 3J

(全5頁)

🛛動力伝動用 V ベルト

(1)実 願 昭53-149708

**②出** 願 昭53(1978)10月30日

63公 開 昭55-66244

(3)昭55(1980)5月7日

72考 者 今村純次

神戸市垂水区塩谷町民部谷 501 —

20

⑪出 願 人 三ツ星ペルト株式会社

神戸市長田区浜添通 4 丁目 1 番21

何代 理 人 弁理士 宮本泰一

# 匈実用新案登録請求の範囲

ベルト底部に横方向の切込みもしくはノッチを 設けたコグタイプのⅤペルトに於て、コグのピッ チとコグの深さをランダムに設けたことを特徴と するコグタイプの動力伝動用Vベルト。

## 考案の詳細な説明

本考案は、ベルト底部に切込み又はノッチを設 けた所謂コクタイプのVベルトの改良に関するも のであり、Vベルトにおけるコクのピッチ、コク 深さを不等寸法に設けることにより、ベルト駆動 時に生起する騒音の発生を防止することを目的と したものである。

従来、公知のコグタイプのVベルトは、通常の コグのないVベルトに比し、屈曲性に富んでいる ため使用時の発熱が少くベルトライフを向上せし めると共に、屈曲性に富んでいるため小ブーリ径 の場合でも使用が可能でありコンパクトな設計が 可能になる等の利点をもつている。

しかし、かかるコグタイプのVベルトはその反 面、騒音時、騒音を発生するため騒音を嫌う場所 には使用できないという問題があり、

そのため、例えば自動車用Vベルトでは前記の ような伝達力のアップ、ベルトライフの向上、小

プーリ径での使用が可能になるなどの長所がある としても、騒音発生の問題のためトラック、バス 等には使用されているが、騒音をきらう乗用車に は殆んど実用化されていないという現状である。

2

このコグタイプのVベルトの騒音発生の原因は、 ブーリ中に喰い込んだベルトがブーリから離れる 時、コグ部の引抜きが困難であり、これを無理に 引抜くためベルトが軋み、これが周期的に繰り返 されて騒音を発生することによるものであり、更 10 に、騒音発生の所用条件として、(1)ベルトがブー リから離れる位置の発音が最大である。(2)コグの ないVベルトはベルトの引抜きが連続的であるた めの騒音は小さいが、コグタイプのVベルトは引 抜きが断続的であるため騒音が大きい。(3)コグ部 15 の摩擦係数を小さくすると引抜きが容易になり騒 音も小さくなるが、コグ部の摩擦係数が大きくな ると引抜きも困難になり騒音も大きくなる。従つ て、摩擦係数の低いラップドベルトよりローエッ ジタイプのVベルトの方が騒音が大きい。(4)ベル トの張力を大きくすると引抜きが困難になり騒音 も大きくなる等の使用条件によつて騒音の発生が 左右されることが種々の試験結果から判明した。 ここで態音とは、一定張力で駆動ブーリの回転数 を上げていくと或回転数で一種の金属音に似たビ 25 一ク音を発生し、これが問題視されている。コグ

数も大きくなる。即ち、ピーク音発生時のベルト 30 回転数はベルトのコグビッチに比例することが試 験により立証されている。 このことは、単位時間当りコクの引抜き回数が 一定の所でピーク音を発生することになり、従つ てコグピツチをランダムな設定とし、引抜きを一 35 定周期で繰返さないようにすることによりピーク

タイプのV ベルトに於ては、このピーク音発生時

のベルト回転数はコクピッチにより定まつており、

コグピッチを大きくするとピーク音発生時の回転

かかる観点に立脚し、数種のコグピッチを乱数

音の大きさを下げることが予測される。

4

表によりランダムに配列したコグベルトが提案さ れ、このようなランダムコグピッチのVベルトは 既に公知である。(実開昭52-117751号 公報参昭)

しかし、かかるランダムコグピッチの場合では 不定周期でベルトを引抜くためピーク音を小さく することが可能であると考えられていたところ、 実際にはコグピツチをランダム化するだけではな おピーク音低下にはさ程有効でないということが 判明した。

即ち、ピーク音を下げるにはベルトのブーリか らの引抜きを容易ならしめるか、引抜き時の軋み を小さくする必要があり、このうち前者の引抜き を容易にするには、(1)コグ角度を大きくする。(2) コグ深さを小さくする。(3)コグ部の硬度を小さく する。(4)コグ部の摩擦係数を小さくするなどの条 件が必要で、一方、後者の引抜き時の軋みを小さ くするには(1)コグ部又はベルト側面を帆布で被覆 して滑り易くする。(2)コグ部の摩擦係数を小さく する。ことが必要であるということが分つた。

本考案は上記のような観点から更に工夫を加え、 ベルトのコグピッチ、コグ深さをランダムに設け ることによりピーク音を減少せしめようとするも のである。

**减少させるにはベルトをプーリから容易に引抜く** 必要があり、従つて形状的には、(1)コク角度を大 きくする。(2)コグ深さを小さくする。 などが特に 有効であることが立証されているが、一方コク角 への接触面積が小さくなるため側圧によりベルト 上面が凹型に変形してベルトがプーリ中に落ち込 みベルト張力低下を起し易くなり、父コグ深さを 小さくすると屈曲性が乏しくなりコグベルトとし ての効果を減少せしめるという問題を含んでいる ことを知得するに至つた。

本考案は上述の如き諸般の事情に留意し、それ らの問題を解消し上記欠点を最少限にとどめてベ ルトがブーリから離れる際に表生する連続音即ち り、コグピッチ、コグ角度、コグ深さを各数水準 に分けランダマイズしたコグタイプのVベルトで、 コグピッチ、コグ角度、コグ深さを全てランダム にするか、コグのピッチならびに角度のみをラン

ダムにするか、コクのピッチならびに深さのみを ランダムにするか、あるいはコグの角度ならびに 深さのみをランダムにするかしてランダマイズし たコグピッチ、角度、深さを適宜組合せ、結局、 5 最も実用効果大なるコグピッチとコグ深さをラン ダムに設けた構成となしたことを特徴とするもの である。

以下、更に本考案ベルトの具体的態様例を添付 図面により説明する。

第1図は従来の均一ピッチのコグタイプのVベ ルトを巻掛けた伝動機構を示す図で、駆動プーリ Drと従動プーリDnとの間にコグ付きVベルトB を一定張力下で巻掛けた態様を図示しているが、 駆動プーリDrを矢印方向に回転させると、従動 15 プーリDnからコグ付きVベルトBが離れる位置 Aの発音が最大になることはさきに詳述した通り である。

そして、これは第2図、第3図の如くクッショ ンゴム 2 上部で、上部カバーゴム 3 との間にポリ 20 エステル繊維、ナイロン、レーヨン等の高強力ロ ープよりなる抗張体 1を埋入したベルトの底部に 各ピッチPi,P2,P3を等間隔として均一ピ ツチでしかも深さ、角度一定でノッチ又は切込部 4を設け一定間隔のコグ部5を形成した従来のロ ところが、コグタイプのVベルトのピーク音を 25 ツエツジタイプのノツチ付Vベルトの場合におい ては、ベルトが従動プーリDnに巻付いた時、ベ ルトのコグ部5が横方向に拡がり、プーリ溝両側 面に密着した状態からベルトが急に離れ直線状に なるがコグ部5が一定間隔で設けてあるため、横 度を大きくするとベルト走行時、コグ部のプーリ 30 方向に拡がつてプーリに密着したコグ部5がプー りから無理に引抜かれてベルトが軋み、これが周 期的に繰り返されて連続した騒音を発生する。

一方、第4図、第5図は本考案に係るロツエツ ジタイプのノツチ付Vベルトであり、図中の1, 35 2 は夫々前記第1図乃至第3図と同様、抗張体ク ツシヨンゴムを示し、4はノッチもしくは切込み であるが、ノツチ4はベルト横方向に夫々のピツ チ間隔 P<sub>1</sub>, P<sub>2</sub>, P<sub>3</sub>…が不等間隔に設けてあり、 且つノツチの角度a1,a2,a3ならびにノツチの ピーク音を断ち切るべく改良を行なつたものであ 40 深さ ${f d}_1$ , ${f d}_2$ , ${f d}_3$ も夫々不等寸法に形成されてい る。これらのノッチ4は具体的には、そのピッチ、 角度、深さを複数の水準に分類し、乱数表により ピッチ、角度、深さを読みとりランダマイズした 所定のピッチ、角度、深さのノッチをⅤベルト底

部横方向に形成する。

とのように、ランダマイズしたピッチ、角度、 深さのノツチをベルト底部に設けることによりベ ルト駆動時コグ部5のブーリ側面への押圧も不均 一になり、その結果ベルトが引抜かれる際の軋み も不定周期となつて発音も分散して断続的になり 騒音も減少することになる。なおコグ部のランダ マイズは、ピッチ、角度、深さの何れか一つを不 均一にすることにより或程度ピーク音を減少せし めることも可能であるが、前述したように一要素 10 実施例 では不充分であることが判明しており、本考案の ベルトはピッチ、角度、深さのうち少くとも2要 素をランダマイズすることにより適用され、ラン ダマイズしたピッチ―角度、ピッチ―深さ、角度 さの全てのランダマイズが実施されるが、なかで も、ピッチー深さは最も実用的であり、かつ騒音 防止面から最も効果が大であり、本考案の特色を 形成する。

1

\* は、ピッチ 6.0~ 8.0 xx、角度 1 0~ 4 0°、深 さ 2.0 ~ 3.0 \*\*\*が好適であり、更にノッチ 4 は通 常はベルト長さ方向に対して直角の真横方向に設 けるが、斜め方向に設けでもよく、又コグ部5は 通常80°位の硬度のクツションゴムであるが、 コグ部5のみに55~65°程度の軟質ゴムを設 け、更にピーク音を減少せしめることも効果的で ある。次に本考案ベルトの効果を明らかにするた めその試験結果を実施例により説明する。

試験はコグ形状のうち、(1)コクピッチを変えた 場合、(2)コグ角度を変えた場合、(3)コグ架さを変 えた場合、(4)コグピッチをランダム化した場合、 (5)コグピッチ、コグ角度をランダム化した場合、 一深さの夫々の組合せあるいはピッチー角度一深 15 (6)コグピッチ、コグ角度、コグ深さをランダム化 した場合の各場合について行ない、夫々のピーク 音発生時の音圧を測定した。その結果を第1表に

なお第1表3の1段目コグ形状7.0,0,0は そして、コク部のランダマイズする寸法として ※20 コクのないローエッジプレンタイプの意味である。

	コグ形状			ピーク音発出時	
	コグピッチ	コグ角度	コグ深さ	駆動軸回転数	音匠
(1)コクピッチを変えた場合	7.0 mm	0	2.5mm	1.500 rpm	80dB
	1 0.5	0	2.5	2.800	89
(2)コグ角度を変えた場合	7. 0	0	2. 5	1. 500	
	"	1 0	"	1. 300	80
	"	2 0	//	,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,	78
	"	3 0	7	,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,	
	"	4 0	"	"	7 6
(3)コグ深さを変えた場合	7.0	0	0		7 6
	//	0	1	1.500	67
		0		#	70
	<u>"</u>		2	#	78
4)コグピツチをランダム化		0	3	//	8 3
した場合	6.8~8.0 でランダム 化	0	2.5	1.500	7 9
5)コグピッチ、コグ角度を ランダム化した場合	6.8~8.0 でランダム 化	10~40° でランダム	2.5	1.500	7 3
6)コグピッチ、コグ角度、 コグ深さをランダム化し **#^	6.8~8.0 でランダム	10~40°	2.0~ 3.0 ランダム 化	1.500	7 1
た場合	化	化	化		

上記表より明らかな如く、(1)コグピッチを変え

るとピーク音発生時の回転数が変り、(2)コク角度

7

を0~40°に変えるとピーク音は76~80dB になり、(3)コグ課さを0~3.0 mmに変えるとピー ク音は67~83 dB になる。又、(4)コグピッチ を 6.0~8.0 歳にランダムするとピーク音は 79 dB になり、(5)の如くコグピッチを $6.0 \sim 8.0$  概、5コグ角度を10~40° にランダム化するとピー ク音は 7 3 dB に下り、更に(6)コグピッチる 6.0 ~8.0 mm、コグ角度10~40°、コグ深さ 2.0 ~ 3.0 歳と全てをランダム化した場合にはピーク 音は最低の 7 1 dB に下る。上記のうち(3)の場合 はコクのない場合、あるいは殆んどこれに近い場 合を含み比較には適切ではないが全般的には(2)~ (4)の如くコグピッチ又は角度、深さの何れか一つ の要素のみをランダム化した場合より(5)の如くコ グピッチ及びコグ角度をランダム化した場合、更 15 に(6)のベルトの如くコグピッチ、角度、深さの全 てをランダム化する場合が相乗効果が表われビー ク音は71dB にまで低下させる得ることは注目 される。

次に、前記第1表中の各種ベルトについて、そ 20 の回転数と音圧の関係を調べたところ第6図のグラフに示した結果が得られ、これによるとベルト底部に全くコグを設けない通常のローエッジプレンタイプが最も騒音は少いが、これは屈曲性の点で問題があり、(1)の如くコグピッチを変えた場合 25 にはピーク音発生時の回転数が変り、7.0 mmピッチの時には1500 rpmでピーク音を発し、10.5 mmピッチの時には2800 rpmでピーク音を発することが判明した。

一方、3,4,5,6の場合は何れも1500 30 rpmでピーク音を発するが、これはベルトの回転数の増加に伴い音圧も増大するが、或る回転数になると発音が急激に上昇するピークS点があるととが判る。これはピーク音Sの発生するベルト回転数がコグピッチに比例するので単にコグピッチ 35

8

を変えるだけではピーク音発生の位置がずれるだけでピーク音自体を実質的に減少せしめることはできないことを示している。従つてコグタイプのVベルトではピーク音Sの発生するベルト回転数を避けて使用すればよい訳であるが、自動車エンジン用のVベルトの如く絶えず加減速して使用する場合にはピーク音を回避することはできず、これが騒音の問題点となる。

しかし、同図で明かな如くコグピッチ、角度、 10 深さの少くとも2要素をランダム化することによりピーク音Sも減少させることができ、特にコグ 深さを変えたときは騒音防止効果を最も大ならし めることが推測される。

要素のみをランダム化した場合より(5)の如くコリンチ及びコク角度をランダム化した場合、更にツチ及びコク角度をランダム化した場合、更にのベルトの如くコクピッチ、角度、深さの全をランダム化する場合が相乗効果が表われピーをは71 dB にまで低下させる得ることは注目れる。
次に、前記第1表中の各種ベルトについて、その形式第1表中の各種ベルトについて、その形式第1表中の各種ベルトについて、その形式を発生したの関係を調べたところ第6図のグロ転数と音圧の関係を調べたところ第6図のグロ転数と音圧の関係を調べたところ第6図のグロ転換と音にの関係を調べたところ第6図のグロ転換と音にの関係を調べたところ第6図のグロ転換と音に表も表に変した。とができる。

# 図面の簡単な説明

第1図は従来のローエッジコグVベルトの伝動 機構を示す側面図、第2図は従来のローエッジタイプのコグ付Vベルトの斜視図、第3図は同第2 図の部分側面図、第4図は本考案に係るローエッジタイプのコグ付Vベルトの斜視図、第5図は同 第4図の部分側面図、第6図はコグ形状を変えた 30 各種ローエッジタイプのVベルトの回転数と音圧の関係を示すグラフである。

**4**……切込みノッチ、**5**……コグ、P<sub>1</sub>,P<sub>2</sub>, P<sub>3</sub>……コグのピッチ、a<sub>1</sub>,a<sub>2</sub>,a<sub>3</sub>……コ グの角度、d<sub>1</sub>,d<sub>2</sub>,d<sub>3</sub>……コグの深さ。









